CÁLCULO DE CARGAS TÉRMICAS

METODOLOGÍA ASHRAE

► TIPO DE CALOR

- ► CALOR SENSIBLE.
- ► CALOR LATENTE.

► FORMA EN QUE EL CALOR INGRESA A UN ESPACIO (Ganancia de Calor por:)

- 1.- Radiación Solar a través de superficies transparentes.
- 2.- Conducción de calor a través de paredes exteriores, techos y ventanas.
- 3.- Conducción de calor a través de tabiques y techos interiores.
- ▶ 4.- Generación de calor por ocupantes.
- 5.- Generación de calor por luces.
- 6.- Generación de calor por aparatos.
- ▶ 7.- Energía transferida como resultado de Ventilación o Infiltraciones de aire externo.
- ▶ 8.- Miscelaneos

1.- Ganancias de calor por Radiación Solar a través de superficies transparentes. Ec. 43

 $ightharpoonup Q_{SR}$. Calor sensible por radiación [kW]

$$Q_{SR} = A(SC)(SCL)$$

▶ Q_{SR} = Area del vidrio[m^2] * Coeficiente de sombra * Factor de carga de enfriamiento $solar\left[\frac{W}{m^2}\right]$ * 0,001

► Area del vidrio. DATO

enfriamiento solar.

Coeficiente de sombra. Tabla 11, pag 29.25 y 29.26 ASHRAE 1997

Factor de carga de Tabla 36, pág. 28.50 ASHRAE 1997

2.- Ganancia de calor por conducción través de paredes exteriores, vidrios y techos.
 Ec. 41

 $ightharpoonup Q_{SRT}$. Calor sensible por conducción a través de techos paredes y vidrio [kW]

$$Q_{SRT} = UA(CLTD)$$

▶ $Q_{SRT} = Coeficiente\ global\ de\ transferencia\ de\ calor\left[\frac{W}{m^2 \circ c}\right] * Area\ [m^2] * Carga\ de\ Enfriamiento\ por\ Diferencia\ de\ Temperatura[°C] * 0,001.$

- Coeficiente global de transferencia de calor (techo, pared, y vidrio).
 Tabla 24.4, págs.
- Coeficiente global de transferencia de calor (vidrios). Tabla 29.5, págs.
- Area (pared, vidrio, techo, división, cielo raso o piso).
 DATO
- CLTD: Carga de Enfriamiento por Diferencia de Temperaturas.
 Tabla

- 3.- Ganancia por conducción de calor a través de tabiques y techos interiores Ec.8
- \triangleright Q_{ST} . Calor sensible por conducción a través de paredes internas, cielos rasos y pisos[kW]

$$Q_{ST} = UA(T_o - T_{rc})$$

▶ Q_{ST} = Coeficiente global de transferencia de calor $\left[\frac{W}{m^2 \circ c}\right]$ * Area $[m^2]$ * Carga de Refrigeración por Diferencia de Temperatura [°C] * 0,001.

Coeficiente global de transferencia de calor (techo, pared, cielo raso, piso).
Tabla 24.4, págs.

Area (pared, vidrio, techo, división, cielo raso o piso).
DATO

 $ightharpoonup T_o$: Temperatura adyacente (espacio no acondicionado) DATO

 $ightharpoonup T_{rc}$: Temperatura de Confort (cte)

- ► 4.- Ganancia por Calor generado por ocupantes
- \triangleright Q_{SP} . Calor sensible debido a ocupantes [kW] Ec. 44

$$Q_{SP} = N_S * CLF$$

- $Q_{SP} = N$ úmero de personas (Ganancia de Calor sensible) * Factor de carga de enfriamiento por hora de uso * 0,001.
- $ightharpoonup Q_{SP}$. Calor latente debido a ocupantes [kW] Ec. 45

$$Q_{LP} = N_L$$

 $ightharpoonup Q_{SP} = N$ úmero de personas (Ganancia de Calor latente) * 0,001.

- ► Número de personas. DATO
- ► Ganancia de calor: S/L. Tabla 8.3 pág.
- Factor de carga de Enfriamiento. Tabla 37 pág.

- ▶ 5.- Ganancia por Calor generado por luces Ec. 9, 46
- lacksquare Q_{SIL} . Calor sensible debido a la iluminación o alumbrado [kW]

$$Q_{SIL} = W * F_{UL} * F_{SA} * (CLF)$$

▶ Q_{SIL} = Potencia de entrada de iluminación [W] * Factor de uso de iluminación[−] * factor especial de tolerancia[−] * Factor de carga de enfriamiento por hora de uso * 0,001.

- Número de lámparas.
- Potencia de las lámparas.
 DATO
- Factor de ganancia debida al alumbrado.

Tabla 12 pág. 1-29

Coeficiente de simultaneidad.

Tabla 14 pág. 1-33

- ▶ 6.- Ganancia por Calor generado por aparatos Ec. 15, 16, 17, 50.
- $ightharpoonup Q_{SM}$. Calor sensible debido al funcionamiento de motores eléctricos [kW]

$$Q_{SM} = P * E_f * CLF$$

Q_{SM} = Potencia[Hp] * Rendimiento[-] *
 Factor de carga de enfriamiento por hora de uso * 0,001

▶ *Potencia*. Tabla 53, pág. 1-99

▶ *Rendimiento.* DATO

Factor de carga de enfriamiento por hora de uso. Tabla 37, pág.

- 7.- Ganancia de Calor por energía transferida como resultado de ventilación o infiltraciones de aire exterior.
- \triangleright Q_{SI} . Calor sensible por infiltraciones o renovación de aire [kW]

$$Q_{SI} = 1,23 * Q * (T_0 - T_I)$$
 Ec.25
 $Q_{LI} = 3010 * Q * (W_0 - W_I)$ Ec. 23
 $Q_{TotalI} = 1,2 * Q * (h_0 - h_I)$ Ec. 20

- Q Infiltración
- $ightharpoonup T_0, T_I$
- $\blacktriangleright W_0, W_I$
- $\blacktriangleright h_0, h_I$

Cap. 25 ASHRAE L/s

Temperatura del aire Interno-Externo

Humedad absoluta $\frac{kg_{AGUA}}{kg_{AIRE\ SECO}}$

Entalpía $\frac{kJ}{kg_{AIRE\ SECO}}$

- ▶ 8.- Ganancias Adicionales (MISCELANEOS)
- $ightharpoonup Q_{SA}$. Calor sensible debido al funcionamiento de accesorios eléctricos [kW]

$$Q_{SA} = q_{in} * F_{U} * F_{R} * CLF$$
 Ec. 18, 46

$$Q_{SA} = q_{in} * F_L * CLF \qquad Ec. 19, 46$$

- $Q_{SA} = Entrada\ de\ Energía[W] * Factor de\ Uso[-] *$ Factor de carga de enfriamiento por hora de uso * 0,001
- Entrada de Energía.

Tablas 5-9

- Factores de uso, de radiación y de carga de la sección de principios generales
- Coeficiente de simultaneidad.

Tablas 37-39